公朋天四一以 1 3111/

(9) 日本園特許庁(JP) (1)実用新案出願公開

@ 公開実用新案公報 (U) 平1-91117

⑤Int,Cl.⁴	識別記号	厅内整理番号	49公開 4	4成1年(19	89) 6 月 15日
F 16 C 3/02 B 29 C 67/14 B 32 B 5/08 27/04		6718-3J C-6363-4F 7016-4F Z-6762-4F	mbo	o and a Shade Po	(4)
B 60 K 17/22		Z - 7721 - 3D	審查請求	文 未請求	(全 頁)

図考案の名称 繊維強化プラスチック製プロペラシャフト

②実 願 昭62-186890

愛出 願 昭62(1987)12月8日

⑫考 案 者 田 辺 規 久 雄 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産自動車株式会社

内

⑪出 願 人 日産自動車株式会社 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地

⑩代 理 人 弁理士 志賀 富士弥 外2名



明細書

1. 考案の名称

繊維強化プラスチック製プロペラシャフト 2. 実用新案登録請求の範囲

(1)繊維が中心軸に対して所定の角度をもって 巻回された筒状の繊維層を有する繊維強化プラス チック製プロペラシャフト。 を変更とし、隣り合う同が繊維東間を適宜を してとを特徴とする繊維強化プラス チック製プロペラシャフト。

3. 考案の詳細な説明

産業上の利用分野

本考案は、繊維強化プラスチック製プロペラシャフトに関する。

従来の技術およびその問題点

近年、自動車のプロペラシャフトに繊維強化プラスチックを使用して、大幅な軽量化が達成されるようになったものがある。

たとえば、第2図に示すように薄肉円筒状に形

公用天用干风 1-9111



成された繊維強化プラスチック製チューブ10の 端部に、ユニバーサルジョイントのヨーク12が リベット11結合されることによりプロペラシャ フト1が形成される。

上記繊維強化プラスチックチューブ10は第2 図に示すように一般に3層の繊維層からなっており、最内側層16は繊維Cが中心軸Pに対して略90°に巻回され、中間層18は繊維Cが中心軸Pに対して0°~60°の角度αをもって巻回され、かつ、最外側層20は上記最内側層16と同様に90°に巻回されることが多い。

そして、上記最内側層16と最外側層20は繊維 C が一層巻きとなっており、中間層18の繊維 C の巻き数はプロペラシャフト1の要求仕様によって調節される。

ところで、上記繊維強化プラスチック製のプロペラシャフト1にあっては、より軽量化を行うために繊維強化プラスチックチューブ10の内径D。を大きくしたり、曲げ剛性を向上するため中間層18の繊維Cの巻き角度を小さく、たとえば中心



軸Pに対して約10~15°とし、かつ、繊維Cを密状態に巻回して肉厚を薄くしていた。

このため、プロペラシャフト1に過大な摂り荷 重が作用した場合。FRPチューブ10の素材の 捩り限界に達する前にチューブが壁面座屈を起こ してしまい、十分な捩り強度が得られなくなって しまう。

この対策としては、中間層 1 8 の肉厚を単に増大することが考えられ、繊維の多量使用により重量とかコストアップが余儀なくされるという問題点があった。

そこで、本考案は繊維の使用量を極力少なくして、振り強度つまり壁面座屈強度を著しく向上することができる繊維強化プラスチック製のプロペラシャフトを提供することを目的とする。

問題点を解決するための手段

繊維が中心軸に対して所定の角度をもって巻回された筒状の繊維層を有する繊維強化プラスチック製プロペラシャフトにおいて、上記繊維層に巻回される繊維を所定幅だけ密状態に巻回して繊維

公開美用 半 凤 I - 91117



東とし、隣り合う同方向の繊維束間を適宜離して 相巻きすることにより講成する。

作用

以上の構成により本考案の繊維強化プラスチック製プロペラシャフトにあっては、隣り合う繊維 東が適宜離されることにより、繊維層に巻回される る繊維量を一定とした場合、繊維が重合して巻回 される厚さは厚くなり、従って、該繊維層の内厚 は重量の大幅な増大を伴うことなく増大される。

このため、筒状の繊維層の平均径は大きくなり、その分、該繊維層の壁面座屈強度を増大することができる。

実施例

以下、本考案の実施例を図に基づいて詳細に説明する。なお、この実施例を述べるにあたって、自動車用プロペラシャフトとして用いられる繊維強化プラスチック製プロペラシャフトとしてFRP製プロペラシャフトを例にとる。

また、本実施例を説明するにあたって従来の構成と同一部分に同一符号を付して述べる。



第1図は本考案のFRP製プロペラシャフト1 aの一実施例を示し、10aはFRPチューブ、 12はヨークである。

上記FRPチューブ10aは、繊維Cが中心軸 Pに対して略90°に巻回された最内側層16と、 繊維Cが中心軸Pに対して所定の角度±αをもっ て巻回された中間層18と、繊維Cが中心軸Pに 対して略90°に巻回された最外側層20との3 層の繊維層で構成される。

上記中間層18の繊維 C は所定幅W だけ密状態に巻回した繊維束 2 2 が形成され、この繊維束 2 2 を 1 本のテープとしてフィラメントワインデイングされる。

そして、上記繊維束22は同方向を指向して互いに隣り合うもの同志が所定間隔δだけ離れて巻回される。

このときの間隔 δ は上記繊維束 2 2 の幅 W と略等しく、かつ、巻回される繊維 C の長さは、従来の全体に亘って密状態に巻回される繊維 C と略等しくしてある。

公用夫用干风 1-9111/



従って、同量の繊維Cが巻回される本実施例の中間層18にあっては、繊維束22の重合回数が 多くなることによって厚肉化される。

以上の構成により本実施例のFRP製プロペラシャフト1aの機能を、従来のものと比較しつつ説明する。

今、ここで従来のFRPチューブ 1 (第 2 図参 \mathbb{M})の内径を $D_0 = 90\pi\pi$, $\alpha = \pm 10^\circ$, 肉 \mathbb{P} $2\pi\pi$ とした場合、外径は $D_1 = 94\pi\pi$ となり、これらの値をもって壁面座屈強度 τ crを求めてみる。

このとき、FRPチューブ1の軸方向をX,周方向をYとすれば各弾性係数は、 $E_{X}=10.000kg/mm^2$, $E_{Y}=1500kg/mm^2$ となり、また、各ポアソン比は $V_{X}=0.3$, $V_{Y}=0.045$ として得られる。

そして、プロペラシャフト1の全長を $\ell=1.5$ 00 π ルとした場合、上記壁面座屈強度は、



$$\tau_{CR} = 1.29 \frac{EX^3 \cdot EY^5}{(1 - \nu_X \cdot \nu_Y)^5} \cdot \frac{\frac{1}{8}}{D} \cdot \frac{\frac{1}{2}}{D} \cdot \dots \dots \dots$$

として表すことができる。

ここで、上記各物性値と肉厚 t = 2 m m . 平均 \overline{P} 平均 \overline{P} を \overline{P} とを上記①式に代入すると、

 $\tau_{CR} = 8.2 kg/\pi \pi^2$ が得られる。

一方、木実施例の場合は、FRPチューブ 1 a (第 1 図参照)の内径を従来と同様に D 。 = 9 0 の π および α = \pm 1 0 。 とし、肉厚は繊維束 2 2 の 重合回数が多くなることによって略 2 倍となり、t = 4 π π (\overline{D} = 9 4 π π) となる。

このように本実施例では、肉厚が 2 倍になった分だけ平均弾性率が低下するので、 $E_{x}=5.000$ $kg/m m^2$. $E_{y}=750 kg/m m^2$ となり、これら諸値および $\nu_{x}=0$. $3.\nu_{y}=0$. 045 を上記①式に代入すると、

τ cR = 9 . 6 kg/m m ° が得られる。

従って、以上の結果をまとめると次表のように なる。



表

	肉 厚	D 1 / D 0	屈曲強度
従 来 例	2 m m	94 m m/90 m m	8.2kg/mm ²
本実施例	1 m m	98m m/90m m	9.6kg/mm²

つまり、同表からも明らかなように本実施例の 壁面座風強度は、従来のそれに比較して

(9.6-8.2)/8.2≒17(%)も増大 されることになる。

尚、本実施例のプロペラシャフト1 a は、肉厚が 2 倍となるが、これは繊維東 2 2 が間隔 δ をもって粗に巻回されることにより、繊維束 2 2 の重合回数が多くなるためであって、繊維 C の使用量が多くなるものでもない。

従って、FRP製プロペラシャフト1 a の重量 はほとんど増加されることはない。

ところで、本実施例にあっては隣り合う繊維東22間に、該繊維東22と同幅Wの間隔 δを設けて巻回した場合を開示したが、これに限ることなく該間隔 δ は任意に選定することができる。



考案の効果

以上説明したように本考案のFRP製プロペラシャフトにあっては、繊維層に巻回される繊維の繊維束を適宜離して粗巻きにしたので、繊維の使用量を増加することなく繊維層の肉厚を厚くすることができる。

従って、プロペラシャフト自体の重量およびコストそして生産性をほとんど損なうことなく、壁面座屈強度を大幅に向上し、プロペラシャフトの振り強度の著しい増大を図ることができる。

また、捩りトルクが上記繊維層の壁面座屈で決まっている場合は、プロペラシャフトの外径および重量を減少することができるという優れた効果を奏する。

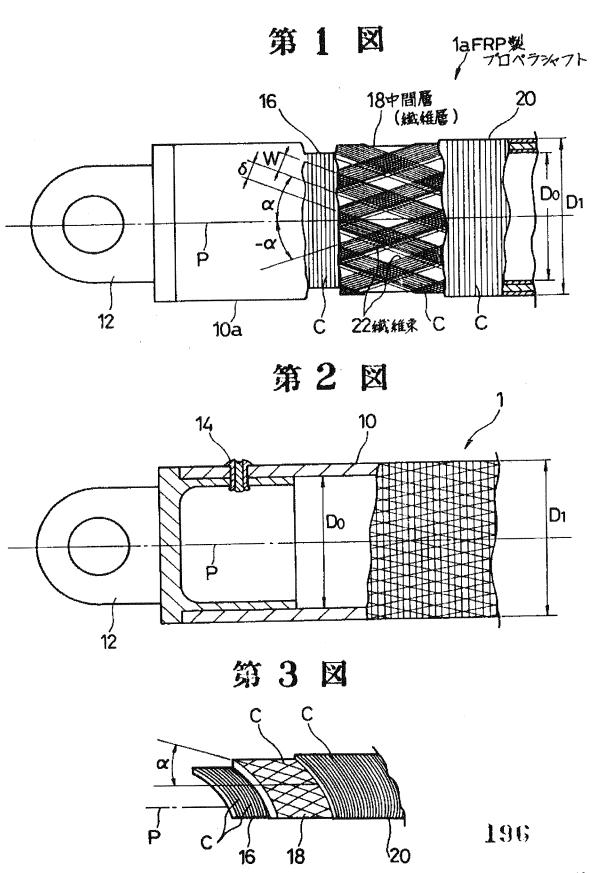
4. 図面の簡単な説明

第1図は本考案の一実施例を示す要部断面図、 第2図は従来の繊維強化プラスチック製プロペラシャフトの要部断面図、第3図は従来の繊維強化 プラスチック製プロペラシャフトの要部を取り出 して示す斜視図である。



1, 1 a … F R P (繊維強化プラスチック) 製プロペラシャフト、18…中間層(繊維層)、22…繊維束、C…繊維、P…中心軸、W…繊維束の幅、δ…繊維束間の間隔。

代理人 志 賀 富 士 弥 制記 外 2 名



代理人弁理士 志 賀 富 士 弥外2名 実間 1-21117